# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2002-130309

(43)Date of publication of application: 09.05.2002

(51)Int.Cl.

F16C 35/067 F16C 33/58

(21)Application number: 2000-320842

(71)Applicant: KOYO SEIKO CO LTD

(22)Date of filing:

20.10.2000

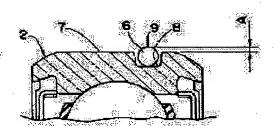
(72)Inventor: IWATA TAKASHI

### (54) ROLLING BEARING

#### (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a rolling bearing with its assemblability and creep resistance improved.

SOLUTION: A recessed groove 8 is formed at the external peripheral surface 7 of an inner ring 2, and an O-shaped ring 6 having spring hardness of Hs 60 to 75 is fitted into the groove 8. The external peripheral surface 9 of the O-shaped ring 6 is protruded from the recessed groove 8, and the amount of the protrusion of the O-shaped ring is 4 to 40 percent of the diameter of the O-shaped ring 6.



## LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

13.01.2004

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

# BEST AVAILABLE COPY

(19)日本国物許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開發号 特開2002-130309 (P2002-130309A)

(43)公開日 平成14年5月9日(2002.5.9)

(51) Int.CL'

識別記号

FΙ

デーマコート (参考)

F16C 35/067 33/58

F16C 35/067 33/58

3 J B 1 7 3 J 1 O 1

#### 密査部状 京部状 語求項の数1 OL (全 3 四)

(21)出頭番号

特部2000-320342(P2000-320342)

(71)出庭人 000001247

(22)出題日 平成12年10月20日(2000.10.20) 光学招工株式会社 大阪府大阪市中央区南船場3丁目5番8号

(72) 発明者 岩田 零

大阪府大阪市中央区南新場三丁目5番8号

光芹精工株式会社内

(74)代理人 100082144

アターム(参考) 3,1017 AA05 B402 D402 DB04

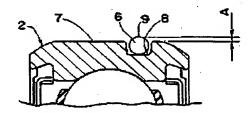
3J101 AA01 AA42 AA52 AA62 AA72 BA54 FA35 FA46 GA01

#### (54) [発明の名称] 転がり軸受

#### (57)【要約】

【課題】 組付け性が良好であり、かつ、耐クリーブ性 が高い転がり軸受を提供する。

【解決手段】 外輪2の外周面7には凹溝8を形成し、 スプリング硬度がHs60~75である〇リング6を凹 漢8に嵌入している。Oリング6の外周面9は凹溝8か ち突出し、このOリング6の突出置AはOリング6の径 の4~40%である。



【特許請求の範囲】

【詰求項1】 外輪の外周面に形成された凹溝と、この 凹溝内に嵌入され、上記凹溝から突出するのリングとを 備えた転がり軸受であって。

上記のリングの硬度がHs 60~75であると共に、上記のリングにおける上記四溝からの突出費が上記のリングの径の4~40%に設定されていることを特徴とする転がり鶴子。

【発明の詳細な説明】

[0001]

[0002]

【従来の技術】従来、スタータ用転がり軸受としては、図3に示すように、内輪31と、外輪32と、内輪31と外輪32と、内輪31と外輪32とで内輪31と外輪32が支持国定され、スタータのハウジング41に外輪32が支持国定されるものがある。このスタータのハウジング41への組付けを容易にするために、外輪32はハウジング41に対してルース嵌め合いになっている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】ところが、上記従来の転がり軸受では、外輪32とハウシング41との嵌め合いがルーズに設定されているため、エンジン振動や、高速回転する図示しないロータのアンバランス両重が大きい場合にその両重が外輪32に作用することにより、外輪32にクリーブが発生して、軸受不具合になる場合があるという問題がある。

【0004】そとで、本発明の目的は、組付け性が良好であり、かつ、耐クリーブ性が高い転がり軸受を提供することにある。

[0005]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため、論求項1の発明の転がり軸受は、外輪の外層面に形成された四議と、この四溝内に嵌入され、上記四溝から突出する0リングとを備えた転がり軸受であって、上記0リングの硬度がHs60~75であると共に、上記0リングにおける上記回溝からの突出量が上記0リングの径の4~40%に設定されていることを特徴としている。

【0006】上記請求項1の発明の転がり軸受によれば、上記外輪を例えばハウジングに組付ける時に、〇リングが経方向内側に圧縮されるから、外輪をハウジングに容易に組み付けることができる。また、例えばエンジン振動やアンバランス荷重が外輪に作用しても、外輪がハウジングに〇リングによって確実に固定されるから、外輪のクリーブを防止することができる。このような〇リングの硬度がHs60~75であると共に、〇リングにおける四澤からの突出墨を〇リングの径の4~40%に設定することによって、組付け性を十分に良好にで

き、かつ、耐クリーブ性を十分に高めることができる。 【0007】上記のリングの硬度がHs75より大きくなると、いわゆる組付け荷重が増加して、組付け性が悪くなる。また、上記のリングの硬度がHs80未満だと、外輪とハウジングとののリングを介しての結合が不充分になって、外輪の耐クリーブ性が不充分になる。 【0008】上記のリングの突出費がのリングの径の40%を越えると、外輪をハウジングに組み付ける時に、

(りりりる) 上記(リックンの天田日か(リックンの)をの4 (0%を越えると、外輪をハウジングに組み付ける時に、 (0リングが切れる可能性がある。また、上記(0リングの 突出室が(0リングの径の4%未満だと、外輪とハウジン グとの(0リングを介しての結合が弱くなって、外輪の耐 クリーブ性が不充分になる。

[00001

【発明の真旋の形態】以下、本発明の転がり軸受を図示の実験の影響により詳細に説明する。

【0010】図1は本発明の実施の一形態のスタータ用 転がり競受の断面図である。この転がり競受は、図1に 示すように、内輪1と、外輪2と、内輪1と外輪2との 間に配置された複数のボール3とを備えていて、上記外 輪2がスタータのアルミ合金製や炭素鋼製ハウンング1 1に支持固定されている。上記外輪2の外図面7には凹 満8を形成し、スプリング開度が目560~75である 例えばニトリルゴムからなる0リング6をその凹溝8に 嵌入している。この日5はJ1Sで規定されたスプリン グ硬度である。また、上記内輪1と外輪2との間にかつ ボール3の両側には芯金付のゴムシール5,5を設けて いる。なお、4は、複数のボール3を周方向に一定間隔 をあけて保持する保持器である。

【0011】図2に、上記ハウジング11に装着される 前の状態の転がり軸受の要部の断面図を示す。図2に示 すように、上記〇リング6の外園面9は凹溝8から突出 し、この〇リング6の突出量Aを〇リング6の径の4~ 40%に設定している。

【0012】上記機成の転がり軸受によれば、外輪2を ハウジング11に組み付ける時に、〇リング6が径方向 内側に圧縮されるから、外輪2をハウジング11に容易 に組み付けることができる。また、例えばエンジン振動 やアンバランス荷盒が外輪2に作用しても、外輪2がハ ウジング11に〇リング6によって確実に固定されるか ら、外輪2においてクリーブの発生を阻止できる。この ようなOリング6の硬度がHs60~75であると共 に、〇リング6における四溝8からの突出量が〇リング 6の径の4~40%であるから、組付け性が十分に良好 であり、かつ、耐クリーブ性が十分に高くなっている。 【0013】上記Oリング6の硬度がHs75を越える と、いわゆる組付け荷重が増加して、外輪2のハウジン グ11への組み付けが困難になる。また、上記〇リング 6の硬度がHs60未満だと、外輪2とハウジング11 とにおいてOリング6を介した連結が不充分になって、 外輪2にクリーブが発生する。

【0014】上記のリング6の突出量がロリング6の径の40%より大きくなると、外輪2をハウジング11に組み付ける時に、ロリング6が切れる可能性がある。また、上記のリング6の突出量がロリング6の径の4%未満だと、外輪2とハウジング11とにおいてロリング6を介した連結が弱くなって、外輪2にクリーブが生じてしまう。

【0015】上記実施の形態では、外輪2をスタータの ハウジング11に支持固定してが、外輪2をスタータ以 外のハウジングに支持固定してもよい。

【0016】また、上配内輪1と外輪2との間に配置するのは、ボールに限ちず、例えば円柱や円銭ころであってもよい。

[0017]

【発明の効果】以上より明らかなように、請求項1の発明の転がり軸受は、Oリングの硬度がHs60~75で\*

\* あると共に、〇リングの凹溝からの突出量が〇リングの 径の4~4 0%に設定されているから、組付け性および 耐クリーフ性を向上できる。

#### 【図面の部単な説明】

【図1】 図1は本発明の実施の一形態のスタータ用転がり軸受の組付け後の断面図である。

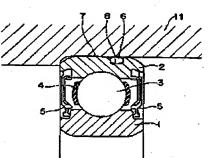
【図2】 図2は上記転がり軸受の組付け前の断面図である。

【図3】 図3は従来のスタータ用転がり軸受の断面図 10 である。

#### 【符号の説明】

- 2 外輪
- 6 ロリング
- 7 外国面
- 11 ハウジング

[図1].



[図2]

[図3]

